

Система материальных точек или механическая система – совокупность материальных точек или материальных тел, объединяемых общими законами взаимодействия (положение или движение каждой из точек или тела зависит от положения и движения всех остальных)

Свободная механическая система – совокупность материальных точек или материальных тел, движение которых не ограничивается никакими связями (например, планетная система, в которой планеты рассматриваются как материальные точки).

Несвободная механическая система – механическая система движение материальных точек или тел которой ограничиваются наложенными на нее связями.

Пусть система состоит из N материальных точек $\Rightarrow 3N$ координат.

На систему наложено m связей вида $f_l(x_k, y_k, z_k, t) = 0, l = \overline{1, m}$

Число независимых координат: $n = 3N - m$

Обобщенные координаты $q_i, i = \overline{1, n}$ – независимые координаты, однозначно определяющие положение механической системы в пространстве в любой момент времени.

Внешними силами механической системы $\bar{F}_k^{(e)}$ называют силы, с которыми точки системы взаимодействуют с телами и точками, не входящими в данную систему.

Внутренними силами механической системы $\bar{F}_k^{(i)}$ называют силы взаимодействия между собой точек данной системы.

Одна и та же сила может являться как внешней, так и внутренней силой. Все зависит от того, какая механическая система рассматривается.

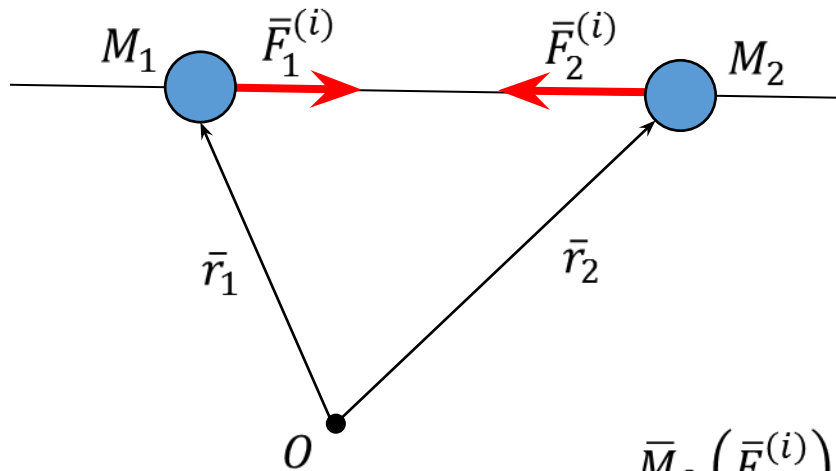
Свойство внутренних сил механической системы.



Теорема: Главный вектор всех внутренних сил системы и главный момент этих сил относительно произвольной точки равны нулю при любом состоянии системы.

Доказательство:

Рассмотрим механическую систему, состоящую из точек $M_k, k = \overline{1, N}$.



Для двух произвольных точек M_1 и M_2 по третьей аксиоме динамики:

$$\bar{F}_1^{(i)} + \bar{F}_2^{(i)} = 0$$

Суммируя по всем точкам системы, получим:

$$\bar{R}^{(i)} = \sum \bar{F}_k^{(i)} = 0.$$

Возьмем произвольную точку O . Относительно этой точки:

$$\bar{M}_O(\bar{F}_1^{(i)}) + \bar{M}_O(\bar{F}_2^{(i)}) = \bar{r}_1 \times \bar{F}_1^{(i)} + \bar{r}_2 \times \bar{F}_2^{(i)} = -\bar{r}_1 \times \bar{F}_2^{(i)} + \bar{r}_2 \times \bar{F}_2^{(i)} =$$

$$= \overline{M_1 M_2} \times \bar{F}_2^{(i)} = 0 \quad \text{т.к.} \quad \overline{M_1 M_2} \parallel \bar{F}_2^{(i)}$$

Суммируя по всем точкам системы, получим:

$$\bar{L}_O^{(i)} = \sum \bar{M}_O(\bar{F}_k^{(i)}) = 0.$$

Центр масс механической системы.



Движение механической системы зависит не только от действующих сил, но и от ее суммарной массы и распределения масс внутри системы.

Рассмотрим механическую систему, состоящую из точек $M_k(m_k)$, $k = \overline{1, N}$. Масса системы равна арифметической сумме масс всех точек или тел, образующих систему:

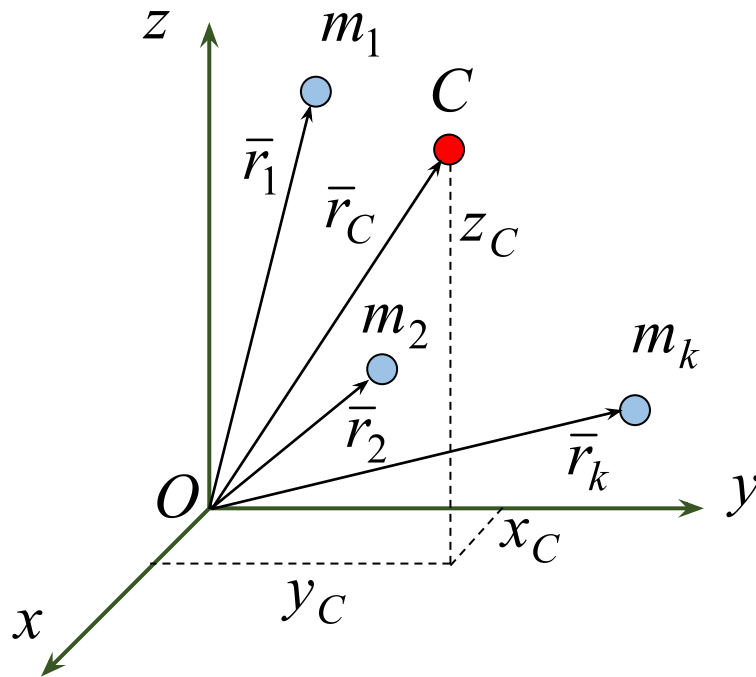
$$M = \sum m_k$$

Для описания движения системы в целом вводится геометрическая точка, называемая **центром масс**, радиус-вектор которой определяется выражением:

$$\bar{r}_C = \frac{\sum \bar{r}_k m_k}{M}.$$

Координаты центра масс:

$$x_C = \frac{\sum x_k m_k}{M}; \quad y_C = \frac{\sum y_k m_k}{M}; \quad z_C = \frac{\sum z_k m_k}{M}.$$



Центр масс является геометрической, а не материальной точкой и может не совпадать ни с одной точкой системы.

Для тела, находящегося в однородном поле тяготения ($g=const$), положения центра тяжести и центра масс совпадают. Однако понятие о центре масс является более общим, чем понятие о центре тяжести и сохраняет свой смысл для тела, находящегося в любом силовом поле, и, как характеристика распределения масс имеет смысл не только для тела, но и для любой механической системы.

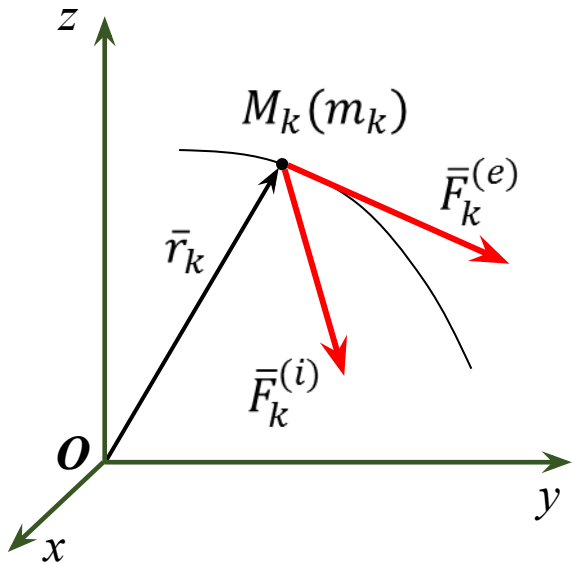
Рассмотрим движение механической системы, состоящей из точек M_k , массой m_k , $k = \overline{1, N}$ под действием внешних и внутренних сил.

Для k -ой точки системы можно записать дифференциальное уравнение движения:

$$m_k \bar{a}_k = \bar{F}_k^{(i)} + \bar{F}_k^{(e)}$$

$$\bar{a}_k = \frac{d^2 \bar{r}_k}{dt^2},$$

$$m_k \frac{d^2 \bar{r}_k}{dt^2} = \bar{F}_k^{(i)} + \bar{F}_k^{(e)}, k = \overline{1, N} \quad - \text{дифференциальные уравнения движения механической системы}$$



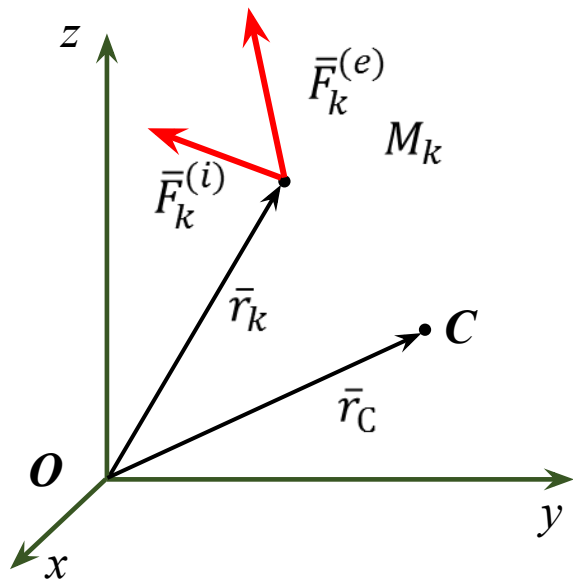
$$\begin{cases} m\ddot{x}_k = F_{kx}^{(i)} + F_{kx}^{(e)}, \\ m\ddot{y}_k = F_{ky}^{(i)} + F_{ky}^{(e)}, \\ m\ddot{z}_k = F_{kz}^{(i)} + F_{kz}^{(e)}. \end{cases}$$

Начальные условия:

$$\begin{aligned} x_k(0) = x_{k0}; \quad y_k(0) = y_{k0}; \quad z_k(0) = z_{k0}; \\ \dot{x}_k(0) = \dot{x}_{k0}; \quad \dot{y}_k(0) = \dot{y}_{k0}; \quad \dot{z}_k(0) = \dot{z}_{k0}. \end{aligned}$$

Система из $3N$ дифференциальных уравнений в общем случае не интегрируется.

Теорема о движении центра масс механической системы.



$$M_k(m_k), k = \overline{1, N}$$

$$m_k \frac{d^2 \bar{r}_k}{dt^2} = \bar{F}_k^{(i)} + \bar{F}_k^{(e)}, k = \overline{1, N}$$

Просуммируем данные уравнения по всем точкам системы:

$$\sum m_k \frac{d^2 \bar{r}_k}{dt^2} = \sum \bar{F}_k^{(i)} + \sum \bar{F}_k^{(e)}$$

$$\bar{R}^{(i)} = \sum \bar{F}_k^{(i)} = 0$$

В левой части уравнения поменяем порядок суммирования и дифференцирования:

$$\frac{d^2}{dt^2} \sum m_k \bar{r}_k = \sum \bar{F}_k^{(e)}, \quad M \bar{r}_C = \sum m_k \bar{r}_k, \quad \sum \bar{F}_k^{(e)} = \bar{R}^{(e)}$$

$$\frac{d^2}{dt^2} (M \bar{r}_C) = \bar{R}^{(e)}, \quad \boxed{M \bar{a}_C = \bar{R}^{(e)}} \text{ – теорема о движении центра масс механической системы}$$

Центр масс механической системы движется как материальная точка, как бы обладающая массой системы под действием всех внешних сил, действующих на точки системы.

1. Пусть $\bar{R}^{(e)} = 0$.

$$\bar{a}_C = \frac{d\bar{v}_C}{dt} = 0; \quad \bar{v}_C = \bar{C}_1; \quad \bar{r}_C = \bar{C}_1 t + \bar{C}_2$$

Н.У.: $t = 0, \quad \bar{r}_C = \bar{r}_{C0}, \quad \bar{v}_C = \bar{v}_{C0}$

$$\bar{v}_C = \bar{v}_{C0}, \quad \bar{r}_C = \bar{v}_{C0} t + \bar{r}_{C0}$$

Если главный вектор внешних сил, действующих на точки системы равен нулю, то центр масс системы движется равномерно и прямолинейно.

Если при этом $\bar{v}_{C0} = 0$, то $\bar{r}_C = \bar{r}_{C0}$. Т.е. центр масс системы покоится в течении всего времени движения системы.

2. Пусть $R_x^{(e)} = 0$.

$$\ddot{x}_C = 0; \quad v_{xC} = C_1; \quad x_C = C_1 t + C_2$$

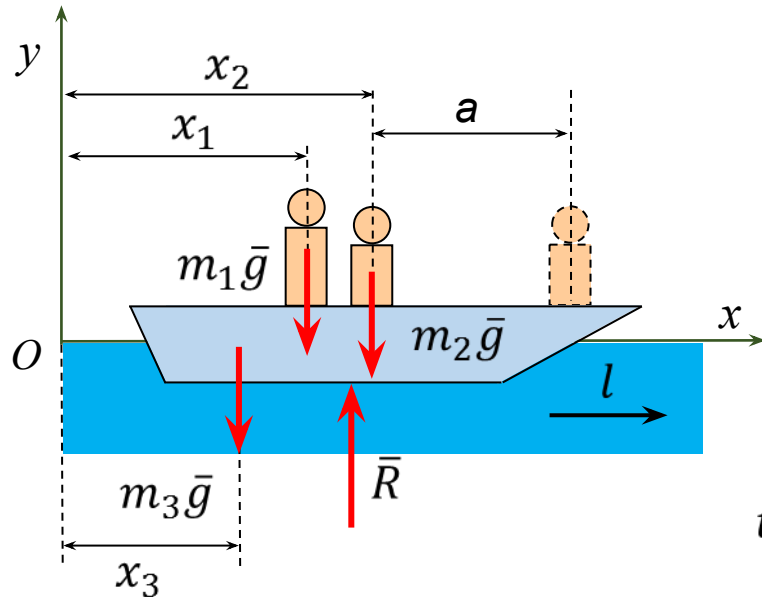
Н.У.: $t = 0, \quad x_C = x_{C0}, \quad v_{xC} = v_{xC0}$

$$v_{xC} = v_{xC0}, \quad x_C = v_{xC0} t + x_{C0}$$

Пример.



Два человека массами m_1 и m_2 находятся в лодке массой m_3 . В начальный момент времени лодка с людьми находилась в покое. Определить перемещение лодки, если человек массой m_2 пересел к носу лодки на расстояние a .



Решение:

$$M\bar{a}_C = m_1\bar{g} + m_2\bar{g} + m_3\bar{g} + \bar{R}$$

$$x: M\ddot{x}_C = 0 \Rightarrow \dot{x}_C = C_1;$$

$$\text{Н.У.: } t = 0, \dot{x}_{0C} = 0 \Rightarrow \dot{x}_C = 0 \Rightarrow x_C = \text{const}$$

$$t = 0: x_C = \frac{1}{M}(m_1x_1 + m_2x_2 + m_3x_3)$$

Пусть человек переместился на расстояние a , а лодка на расстояние l .

$$t = t_1: x_C = \frac{1}{M}[m_1(x_1 + l) + m_2(x_2 + a + l) + m_3(x_3 + l)]$$

$$\cancel{m_1x_1} + \cancel{m_2x_2} + \cancel{m_3x_3} = m_1(\cancel{x_1} + l) + m_2(\cancel{x_2} + a + l) + m_3(\cancel{x_3} + l)$$

$$l = -\frac{m_2a}{m_1+m_2+m_3}$$

Лодка переместится на расстояние l в противоположную сторону.

Дифференциальные уравнения поступательного движения.



Для описания поступательного движения тела, достаточно задать движение любой одной его точки.

В качестве этой точки в динамике принимается центр масс тела.

Свободное твердое тело при поступательном движении имеет три степени свободы, и его движение можно задать, определив движение центра масс в декартовой системе координат.

$$\begin{cases} m\ddot{x}_C = \sum F_{kx}^{(e)}, \\ m\ddot{y}_C = \sum F_{ky}^{(e)}, \\ m\ddot{z}_C = \sum F_{kz}^{(e)}. \end{cases} \quad - \text{дифференциальные уравнения поступательного движения твердого тела.}$$

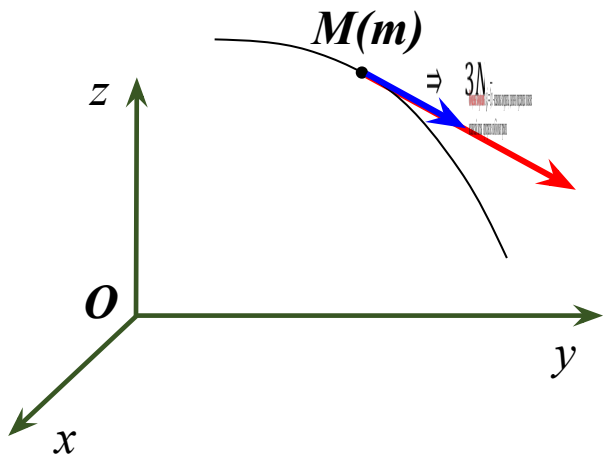
Начальные условия:

$$\begin{aligned} x_C(0) &= x_{C0}; & y_C(0) &= y_{C0}; & z_C(0) &= z_{C0}; \\ \dot{x}_C(0) &= \dot{x}_{C0}; & \dot{y}_C(0) &= \dot{y}_{C0}; & \dot{z}_C(0) &= \dot{z}_{C0}. \end{aligned}$$

Количество движения точки и механической системы.



Одной из мер движения точки или системы является количество их движения.



На систему наложено m связей вида $f_l(x_k, y_k, z_k, t) = 0, l = \overline{1, m}$

Число независимых координат: $n = 3N - m$

Проекции на декартовы оси:

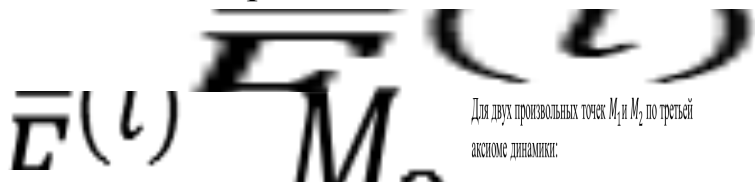
Внешними силами механической системы $\vec{F}_k^{(e)}$ называют силы, с которыми точки системы взаимодействуют с телами и точками, не входящими в данную систему.

Внутренними силами механической системы $\vec{F}_k^{(i)}$ называют силы взаимодействия между собой точек данной системы.

Применяя механическую систему, применяя по теореме $M_k = 1$

В отличие от вектора количества движения точки, вектор количества движения системы является **свободным вектором** и не имеет точки приложения.

Проекции на декартовы оси:



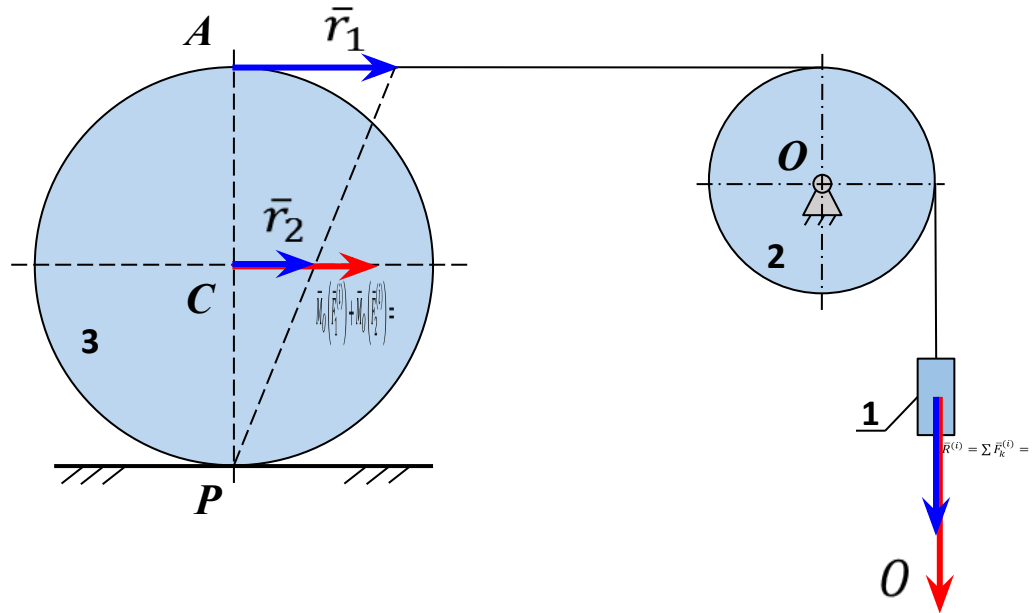
Если система состоит из твердых тел, то:

$$\vec{c}^{(1)} \perp \vec{c}^{(2)} = 0$$

Количество движения точки и механической системы.



Пример. Для заданной системы определить количество движения. Колесо катится без проскальзывания, массы звеньев m_1, m_2, m_3 . Груз 1 опускается со скоростью v_1 .

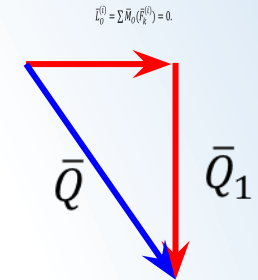


$$\begin{aligned} & \bar{r}_1 \times \bar{F}_1^{(i)} + \bar{r}_2 \times \bar{F}_2^{(i)} \\ &= -\bar{r}_1 \times \bar{F}_2^{(i)} + \bar{r}_2 \times \bar{F}_2^{(i)} \\ &= \overline{M_1 M_2} \times \bar{F}_2^{(i)} \\ &= \end{aligned}$$

Колесо катится без проскальзывания:

$$= \mathbf{0} \quad \text{т.к. } \overline{M_1 M_2} \parallel \bar{F}_2^{(i)}$$

$$Q = \sqrt{(m_1 v_1)^2 + (m_3 \frac{v_1}{2})^2}$$



Элементарный и полный импульс силы.

Действие силы \bar{F} на материальную точку в течение времени dt характеризует **элементарный импульс силы**:

Полным импульсом силы \bar{F} , действующей на материальную точку в течение времени t , называется вектор:

$$d\bar{S} = \bar{F} dt.$$

$$\bar{S} = \int_0^t \bar{F} dt.$$

Теорема об изменении количества движения материальной точки.



Основное уравнение динамики точки: $m\bar{a} = \bar{F}$

$$m \frac{d\bar{v}}{dt} = \frac{d(m\bar{v})}{dt} = \frac{d\bar{q}}{dt} = \bar{F}.$$

$\frac{d\bar{q}}{dt} = \bar{F}$ – теорема об изменении количества движения материальной точки в дифференциальной форме.

Первая производная по времени от вектора количества движения точки равна равнодействующей активных сил и реакций связей, действующих на точку.

$$\frac{d\bar{q}}{dt} = \bar{F} \cdot dt \quad \text{Рассмотрим механическую систему, состоящую из точек } M_k(m_k), k = \overline{1, N}, \quad \bar{r}_C = \frac{\sum \bar{r}_k m_k}{M}, \quad M = \sum m_k$$

Дифференциал количества движения точки равен элементарному импульсу равнодействующей силы, действующей на точку.

$$x_C = \frac{\sum x_k m_k}{M}, \quad y_C = \frac{\sum y_k m_k}{M}, \quad z_C = \frac{\sum z_k m_k}{M}, \quad \Rightarrow \quad m\bar{v} - m\bar{v}_0 = \bar{S} \quad \text{– теорема об изменении количества движения материальной точки в интегральной форме.}$$

Изменение количества движения точки за промежуток времени от 0 до t равно полному импульсу равнодействующей силы, действующей на точку за тот же промежуток времени.

Теорема об изменении количества движения механической системы.



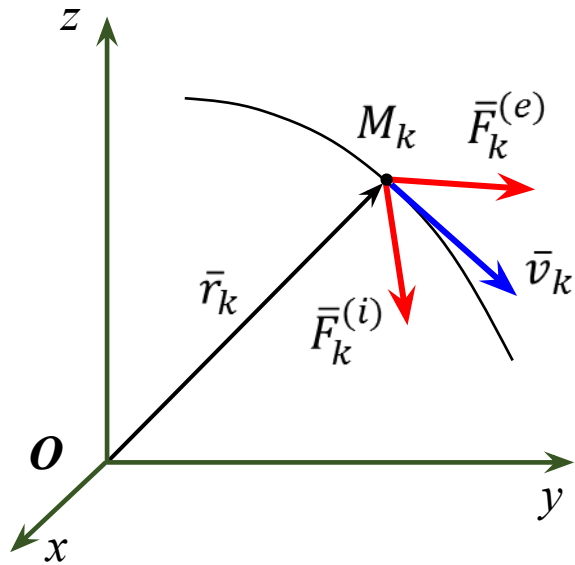
$$M_k(m_k), k = \overline{1, N}$$

$$\frac{d}{dt}(m_k \bar{v}_k) = \bar{F}_k^{(i)} + \bar{F}_k^{(e)}, k = \overline{1, N}$$

Просуммируем данные уравнения по всем точкам системы:

$$\sum \frac{d}{dt}(m_k \bar{v}_k) = \sum \bar{F}_k^{(i)} + \sum \bar{F}_k^{(e)}$$

$$\bar{R}^{(i)} = \sum \bar{F}_k^{(i)} = 0$$



В левой части уравнения поменяем порядок суммирования и дифференцирования:

$$\frac{d}{dt} \sum m_k \bar{v}_k = \sum \bar{F}_k^{(e)},$$

$$\frac{d\bar{Q}}{dt} = \sum \bar{F}_k^{(e)} = \bar{R}^{(e)}$$

— теорема об изменении количества движения материальной точки в дифференциальной форме.

Первая производная по времени от вектора количества движения механической системы равна главному вектору внешних сил, действующих на точки этой системы.

Теорема об изменении количества движения механической системы.



$$d\bar{Q} = \sum \bar{F}_k^{(e)} dt = \sum d\bar{S}(\bar{F}_k^{(e)})$$

Дифференциал количества движения механической системы равен сумме элементарных импульсов внешних сил, действующих на точки системы.

$$\int_{\bar{Q}_0}^{\bar{Q}} d\bar{Q} = \int_0^t \sum \bar{F}_k^{(e)} dt = \sum \int_0^t \bar{F}_k^{(e)} dt = \sum \bar{S}_k^{(e)}$$

$$\bar{Q} - \bar{Q}_0 = \sum \bar{S}_k^{(e)}$$

– теорема об изменении количества движения механической системы в интегральной форме.

Изменение количества движения системы за время t равно векторной сумме полных импульсов внешних сил, действующих на точки механической системы за то же время.

Законы сохранения количества движения механической системы.

1. Пусть $\bar{R}^{(e)} = \sum \bar{F}_k^{(e)} = 0$.

$$\frac{d\bar{Q}}{dt} = 0; \quad \Rightarrow \quad \bar{Q} = \overline{const.}$$

Если главный вектор внешних сил системы равен нулю, то вектор количества движения системы постоянен.

$Q_x = C_1; \quad Q_y = C_2; \quad Q_z = C_3$ – первые интегралы уравнений движения системы.

2. Пусть $R_x^{(e)} = 0$. $\frac{dQ_x}{dt} = 0 \Rightarrow Q_x = const.$

Если проекция главного вектора внешних сил, действующих на точки системы, на какую-либо ось равна нулю, то проекция вектора количества движения системы на ту же ось остается постоянной величиной.